09日本国特許庁

①特許出願公告

許 公 稵 特

昭53-11723

6 Int.Cl.2 B 60 C 1/00 識別記号 20日本分類 77 B 511

庁内整理番号 ₩公告 昭和53年(1978) 4月24日

2

発明の数 1

(全14頁)

1

図補強されたタイヤ構造体

判 昭49-2738

②)特 顧 昭45-123191

29出

優先権主張 291970年1月6日89アメリカ 国(US) < < 0 8 5 8

⑫発 明 者 スターリング・ウイリアム・アル ダーファー

> 地区サミット・カウンテイ・アク ロン・ノース・ポーテッジ・パス 464

⑪出 願 人 ザ・スティーラスティク・カンパ

アメリカ合衆国オハイオ州44310 地区アクロン・インダストリアル・ パークウエイ1570

個代 理 人 并理士 竹内澄夫

図面の簡単な説明

第1図はカーカスとトレッド・プライの間に配 置され本発明を具体化した構造体より成る一対の 周囲のプレーカー・プライを示すため段階的に切 除されたタイヤの断面斜視図、第2図は本発明を25 具体化したタイヤ構造体の一片の拡大斜視図、第 3図は第2図の3-3線に沿つて取つた拡大断面 図、第4図は第2図に示されている構造体に使用 されている補強用のワイヤ・フィラメントの側面 図、第5図は路面と接触し圧縮波の形成されたタ 30 ヤ単フイラメントによつて補強されたタイヤ構造 イヤの概略側面図、第6図は第2図に示された構 造体を製造しこれをプライ・ストリップ中に組み 入れるための装置の一例の概略平面図、第7図は 第6図に概略的に示されている撚り機構の一部を 破断し一部を断面とした拡大平面図、第8図は複 35 ることである。 数個の撚り張間とヘッド・ブレートと連結用のス ピンドルを示すための第7図の8-8線に沿つた

垂直断面図、第9図はヘッド・プレートとそれに 保持されている回転可能な第1オリフィス装置を 示すための第7図の9-9線に沿つた垂直断面図、 第10図はベッド・ブレートと撚り機構の第2オ 顋 昭45(1970)12月30日 5 リフィス装置を示すための第7図の10-10線 に沿つた垂直断面図、第11図はワイヤがらせん 状に形成されるときの第1オリフイス装置と第2 オリフィス装置の関係とチャックとスピンドルと ベッド・ブレートを示すための第7図の一部の拡 アメリカ合衆国オハイオ州 44303 10 大断面図、第12図は本発明を具体化した構造体 のブライ・ストリップから形成されるペルトの斜 視図、第13図は補強用のワイヤ・フィラメント を被覆するため押出されるリポンを受け入れると 共にそのようなリポンから切断された複数枚のス 15 トリップを一体にしてプライ・ストリップを形成 するための基置の別の例の平面図、第14図は細 長いリポンを切断する位置にある切断刃を示すた めの第13図の14-14線に沿つた拡大断面図、 第15図はステッチャ・プレスを示すための第

> 20 13図の15~15線に沿つた拡大断面図、第 16図は円筒状のタイヤ・バンドの中央部分を切 断した断面図、第17図は別の形状のプライ・ス トリップを示すための第16図と同様の図である。 発明の詳細な説明

本発明の主要な目的は、早期の疲れ破損を生ず ることなく所望のたわみ性を有すると共に、加硫 されたタイヤ内に組み入れられているときにはピ ーク荷重下においてもワイヤの弾性限度を越えな いように弾性的に伸びることができ、多数のワイ 体を提供することである。

本発明の他の目的は、加硫前にブレーカー・ブ ライとして使用できるに十分なほどの伸張性を有 する、ワイヤで補強されたタイヤ構造体を提供す

本発明の更に他の目的は、1枚またはそれ以上 のブライがタイヤの周囲に配設され、前記プライ

は多数の補強用ワイヤ単フイラメントを含み、前 記フィラメントの各々は対応する構造体プライの 内部で円筒状のらせんを描き、このらせんは通常 の荷重のもとではフィラメント自体の直径のわず かに約0.5%から1.5%伸びそしてピーク荷重下 5 に各フィラメントの間で伸びてタイヤ成形作業が でも伸びが1男を越えないように2.5 4㎝につき 1.5回から3回回転すると共にフィラメント自体 の直径の3倍を越えない直径を有するようなタイ ヤを提供することである。

のワイヤ単フイラメントによつて補強されたエラ ストマー体より成り、各ワイヤの道筋はエラスト マー体内で円筒状のらせんを描く。このように伸 ひているらせんはフィラメントの直径に対して比 較的長いリードを有し、このらせんの直径はフィ 15 ているトレッド部Tはタイヤの半径方向最も外側 ラメントの直径の3倍を越えない。

この構造体の1つ以上の層、つまりプライはタ イヤの周囲に配設されたカーカスまたはベルト (これはプレーカー・ブライとも呼称される) 、 られる。いずれの場合にもワイヤ・フィラメント はある選択された角度を成すよりに配設される。 しかも周囲の基準となるフレームに対して少なく とも4°の角度に傾斜されるのが望ましい。

ギーによつて本発明の構造体の安定性が失われる ことのないように、互いに隣りのフィラメントは 互いに逆巻きのらせんであることが非常に望まし い。 同様にして、もし少なくとも2枚のブライが のフイラメントが共通の周囲の基準と左るフレー ムの互いに反対側に傾斜されることによつてタイ ヤの方向安定性は増大する。

構造体を製造する方法にかかわりなく、ワイヤ は内部応力を除去する機械加工によつてらせん状 35 は破壊点に達する。これに対してフィラメント に形成されるのが望ましい。 横方向と長手方向に 互いに離間している第1と第2のオリフィス装置 にワイヤを通しながら第1のオリフィス装置を第 2のオリフイス装置の軸の周りに回転させること によつてワイヤはほとんど完全に内部応力を除去 40 てらせんの伸びが7男を越えないようにらせんの され、しかもらせん状に形成されることが確認さ

本発明に基づきワイヤで補強された構造体をタ イヤが形成される前にブレーカー・ブライとして

使用するのに必要な伸張性は、フィラメントに所 定の伸張性を与えるのに十分ならせんのリードと 直径を有するフィラメントを形成することによつ て、あるいは、構造体のエラストマー体が加硫前 行われるようにフィラメントが斜めに埋設されて いる複数枚の細長いバンドをブレーカー・プライ として使用することによつて得られる。

次に添付図面を参照しながら本発明の実施例を 一般に本発明を具体化したタイヤ構造体は多数 10 説明する。第1ないし3図においては本発明に基 づく構造体は全体を数字10で指示されており、 この構造体は2枚のベルト、つまりプレーカー・ プライ12と13としてタイヤ11内部に組み入 れられている。第1図において、溝Gの形成され の部分である。

構造体10は多数のワイヤ単フィラメント15 の埋設されているエラストマー体14を有する。 各フィラメント15は円筒状のらせんを描き、こ もしくは両者を形成するためタイヤ内に組み入れ 20 のらせんの直径はフイラメントの直径の3倍を越 えない。第3図に明瞭に示されているように、フ イラメントの描くらせんの直径16がワイヤ自体 の直径の3倍を越えるぺきではないから、ワイヤ フイラメントの直径が例えば 0.4 1 蝶であるとき 補強用のフィラメント内部に蓄積されるエネル 25 にはらせんの直径16は1.2 3 転を越えるべきで はない。

フイラメントの直径が 0.4 1 呱である場合には 通常フィラメント毎に4.5 64の荷重が加わる。そ のような荷重下においては通常タイヤに生ずる局 重ねられて使用されるならば、2枚のブライ内部 30 部応力に順応するのに十分なたわみと伸びがタイ ヤに与えられるようフィラメントは約0.5%から 1.5%伸びるのが望ましい。 ガラス繊維はこれと はぼ同量だけ伸びることができるけれども、それ 以上の伸びを強いる荷重が加われば、ガラス繊維 15においては、(1)各ワイヤ・フィラメントをら せん状にし、(2)前記のようにらせんの直径をフィ ラメント自体の直径の3倍を越えないようにし、 (3)ピーク荷重下でもワイヤが弾性限度内にあつ 直径とリード(リードとは第4図でらせんの隣接 する山と山または谷と谷の間の距離)をワイヤ・ フイラメントの直径に関連して定めることによつ て、前記のような通常の荷重下での伸びが得られ

ると共にタイヤ完成品に必要な補強もなされる。 本発明に基づく構造体内部に様々な種類の応力 (つまり、引張応力、圧縮応力など)が次々に生 じたとしても、ワイヤ内部に生ずる応力はそれに **う事実は相当に重要である。補強用のワイヤが円** 筒状のらせんを描くとワイヤのどの断面での応力 もほとんどせん断応力である。鋼、特に高炭素鋼 は大きなせん断強さを有している。従つてワイヤ・ 疲労または瞬間的なピーク荷重により早期の破損 が起ることは避けられる。

構造体のエラストマー体がゴムであるときにワ イヤとエラストマー体を満足すべきほど接着する 上げとしなければたらたい。多くの仕上げが周知 であるけれども黄銅または青銅のコーテイングに よる秀れた化学的接着が非常に満足すべきもので あると確認された。いずれにしてもワイヤ・フイ 体とワイヤの間の接着は物理的な意味において増 大する。

第1図に示されているように、各フイラメント 15はほぼ平行であつて周知の基準となるフレー ムに対して角度を成して配設されているのが望ま 25 傾斜させるだけでも圧縮波を消散するのに有効で しい。即ち、フィラメント15はタイヤ11の回 転軸に垂直な半径平面18に対して傾斜している。 補強用のフィラメント15が、らせんの軸方向に 加えられる引張荷重を受け止めると同様にらせん の軸方向に加えられる圧縮荷重を受け止めるけれ 30 ライの機能は失われる。従つて選択される傾斜角 ども、タイヤが路面に接触する直前にタイヤに形 成される圧縮波の消散を促すためにフィラメント を傾斜させるととが非常に望ましい。

特に今日においては、比較的低圧のタイヤのこ ろがり半径は一般にタイヤの実際の半径よりもか 35 が望ましい。即ち、フイラメント15a,15c, なり小さい。第**5**図に示されているように、ころ がり円周19はタイヤ11の回転軸20を中心と する円であつて路面21 に接している。 このころ がり円周19と回転軸20の間のころがり半径が、 タイヤ11の実際の外周22と回転軸20の間の 40 するフィラメントによつて打ち消される。即ち、 実際の半径より小さいために、タイヤが路面をこ ろがつていくとタイヤ11のうち路面21と接触 する部分24のすぐ前にしわが寄つてりねりのよ うな圧縮波 23 が形成される。

圧縮波 23 の形成によつてタイヤ内の大体外周 に沿つて配置されているすべての補強体には一定 の圧縮荷重が加えられる。この外周に沿つている 補強体は形成された圧縮波を一般に増大する傾向 無関係に常にただ一種類のせん断応力であるとい 5 がある。生じた圧縮荷重の大部分は特に接触部分 24から圧縮波23を介して、圧縮波の前方のタ イヤ外周部分に集中する傾向がある。 そのようた 圧縮荷重が加えられることは特にガラス繊維製の 補強体に有害であるが、補強体の材料にかかわり フィラメントの形状がらせんであることによつて 10 左く圧縮波23によるタイヤのたわみはタイヤ内 に望ましくない熱の蓄積をもたらす傾向がある。 熱の蓄積自体はタイヤの破損を招くが、斜めに配 設されらせんワイヤ・フイラメントで補強された 構造体は圧縮波を増大するのではなく消散すると ために、フィラメントは所望の接着力に見合り仕 15 とによつて前記の熱蓄積を最小とする。従つて、 圧縮荷重が連続的に加わつてもらせん状のフィラ メントには悪影響が及ばないけれども、タイヤの 方向安定性を増大させるだけでなく、踏面の中央 部分からフィラメントのそれぞれ傾斜している方 ラメント自体のらせん形状によつてエラストマー 20 向に沿い路面の両側に向かつて圧縮波を消散する ために、重なつているブライ12,13(第1図) のフィラメント15を互いに逆方向に傾斜させる ことが非常に望ましい。

基準平面18に対してフィラメントをわずか4° ある。この傾斜角度を増加させればこの消散速度 も増大するが、ペルト・ブライ12,13内のフ イラメントの傾斜角度を大きくしすぎるとタイヤ の外周の長さをほぼ一定に保つというペルト・ブ 度は一般に圧縮波の消散速度と外周方向の弾性の 程度との間の妥協によつて決定される。

第2及び3図に示されているように、隣接する 大体平行なフィラメントは互いに逆巻きであるの 15eなどは例えば右回り巻きであり、フィラメ ント15b,15d,15fなどはそれとは逆巻 きのらせんである。 このようにして内部応力に応 じて回転しようとするフィラメントのくせは隣接 いずれのフィラメントにも蓄積されていてフィラ メントのらせんの撚り方向とは逆方向にフィラメ ントを回転させ、それによつて構造体を曲げ、あ るいは少なくともそのたわみ性を減少させようと

するエネルギーの傾向は隣接するフィラメントに 蓄積されているエネルギーによつて打ち消される。 従つて各フィラメントの内部に蓄積されているエ ネルギーによつては構造体のたわみ性は悪影響を 受けないが、これ以降説明するフィラメント形成 5 に対して共働する関係でテイル・プレート39に 装置を使用すれば内部応力はほとんど完全に除去 される。

本発明に基づく構造体はもちろんフィラメント 15をエラストマーで被覆するカレンダー加工に 加工を利用しないこともできる。 第6図に示され ているように、エラストマーのリポン30は押出 しヘッド31から押出される。リポン30は互い にはぼ平行であつてリポン30の長手方向に向い ている多数のフィラメント15を含んでいる。フ 15 延長アーム55に支持されている。 イラメントは全体が数字35で指示されている撚 り機構35によつてらせん状に形成される。リボ ン30内部に入れる多数のフィラメントを同時に 押出しヘッド31に送るために撚り機構35はォ メントを同時に形成することができる。しかし、 フイラメントを別々に形成し、糸巻きに巻き、そ して次の使用に備えて貯蔵することもできる。い ずれの場合にも撚り機構35の基本的な概念は利 用される。

第7ないし11図に示されているように、撚り 機構35はペッド・プレート38から垂直にのび ているヘッド・プレート36を有している。ティ ル・ブレート39はヘッド・ブレート36の横に 配置されていて一対の支持ばり40,41によつ 30 られている。供給スプール66は各撚り張閘46 てヘッド・ブレート36に近づけたり遠ざけたり することができる。支持ばり40,41はティル・ プレート39に固定されていると共に、ヘッド・ プレート36に取付けられている対応するカラー 42,43内部に摺動可能に収容されている。-- 35 ン68の周りを通り、続いてオープン67を通り、 対の押えねじ44a,44bはカラー42の内部 に収容されている。同様の一対の押えねじ45a, 45 bはそれぞれ支持ばり40,41と係合する ようカラー43に収容されている。それによつて テイル・ブレート39はヘッド・ブレート36か 40 フィス装置49の軸62に大体配列するように配 ら選択的に離間されて固定される。

ヘッド・ブレート36とテイル・プレート39 は多数の撚り張間46a,46b等を支持してい る。図示の例の場合10個の撚り張聞が使用され

ている。各然り張間は同一であるので張間 4 6 a だけを詳細に説明する。張間 4 6 a はヘッド・プ レート36に作動的に取付けられている第1のオ リフィス装置48と、この第1のオリフィス装置 取付けられている第2のオリフィス装置49を有 する。

第11図に明瞭に示されているように、第1の オリフィス装置48は偏心チャック51に取付け よつて製造することができる。しかしカレンダー 10 られた第1のダイ・ヘッド50を有し、チャック 51はヘッド・ブレート36に支持されている軸 受53(第7図)に軸支されている中空スピンド ル52に固定されている。チャック51は面板54 をベース・プレート 5 6 の軸方向外側に配置する

ダイ・ヘッド50はジョー・プレート58の二 又端内に固定されている。ダイ・ヘッド5 0をス ピンドル52に対して精密に調節するため、特に ダイ・ヘッド50の穴61の軸60とスピンドル リフィス装置等を多数備えて必要な本数のフィラ 20 52の回転軸 62の間の偏心距離を変えるために、 ジョー・ブレート58は面板54の直径方向の滑 り面59に沿つて選択的に配置可能である。

> 第2のオリフィス装置49はティル・プレート 39に固定されている第2のダイ・ヘッド63を 25 有するからその穴 6 4 の軸はスピンドル 5 2 の回 転軸62に一致するのが望ましい。

撚り機構35にはブラケット65(第6図)が 設けられ、このプラケットには高炭素鋼ワイヤを 供給するための多数の供給スプール66が取付け につき 1 値である。 ワイヤは各スプール 6 6から 対応するスピンドル52を通り、続いて互いに離 間している第1のオリフィス装置48と第2のォ リフィス装置49の間を通り、続いてキャブスタ 次に押出しヘッド31に達する。オープン67は ワイヤが押出しヘッド31にはいる前にワイヤか ら水分を除去するために使用される。キャプスタ ン68はそれに達するワイヤの通路が第2のオリ 置されているのが望ましい。

2つのオリフィス装置48と49の間の間隔、 2つのオリフィス装置の偏心距離 (2つのオリフ イス装置48と49の間の横方向の距離69は2

10

つのオリフィス装置48と49の穴61と64の 半径の合計より大きくたければならない)、一方 のオリフィス装置が他方のオリフィス装置に対し て回転する速度、そしてワイヤが2つのオリフィ ス装置を通る速度を変えることによつて、撚り機 5 に形成するための1つの便利を方法は、第8図に 構35を通過するフィラメントに形成されるらせ んの大きさが精密に制御される。

ワイヤがらせん状に形成されるように対応する 第1のオリフィス装置48に同期して回転するこ とのできる別々のブラケツトにスプール66を取 10 そのようにしてモーター74とモーターの滑車 付けることもできる。しかしこの方法はらせん巻 きの結果だけでワイヤにあまりにも大きたエネル ギーを蓄積し、しかもこのエネルギーはエラスト マー体14内部に入れられたフイラメントに過度 の回転するくせとなつて現われることが確認され 15 に逆巻きにされる。 た。 このくせは次に説明する加工によつてほとん ど除去することができる。則ち、ワイヤを固定さ れた位置にある供給スプールからオリフィス装置 48,49に供給し、これらオリフィス装置を相 対的に回転させ、これらの間に間隔を置くことに 20 持ばり78,79に支持されている。各成形ドラ よつてワイヤを構成している金属はワイヤの分子 配列がらせん形状を保つている所望のらせんに冷 間加工される。

とのようなワイヤは2つのオリフイス装置48 と49のダイ・ヘッド50と63の間を通過する 25 プ82から外向きにのびている。そしてフィンガ とき形成される。ワイヤの通路はスピンドル52 と第1のダイ・ヘッド50の間で半径方向に傾斜 しているけれども、スピンドル52の欠71の開 ロ70(第11図)が外に向かつて広がつている 方向に離間していることによつてワイヤの加工は それが2つのオリフィス装置の間を通過するとき まで行われない面板54がペース・プレート56 から軸方向に離間していることによつて、撚り機 ダイ・ヘッド50にワイヤを通すことが容易であ

本発明のタイヤ構造体ではらせんのリードが比 較的長いこととらせんの直径が前記の範囲内にあ 成品の望ましくない弾性に抵抗するのに必要な補 強がなされ、しかもタイヤが障害物に衝突すると きに生ずるようなピーク応力に対して大部分の場 合ワイヤ自体の弾性限度を越えることなくタイヤ

が順応する。フィラメントの直径が 0.4 1 때であ る場合には254㎝につき1.5回たいし3回らせ んが回転する程度のリードが非常に満足できる。

隣接するフライメントを互いに逆巻きのらせん 示されているように、各張間44a,44p等の スピンドル52に平歯車72を固定し、そして隣 り合わせに配置されているスピンドル52に支持 されている平歯車12をかみ合わせることである。 74Aのような駆動手段からベルト73によつて 例えば張間 4 6 f のスピンドル 5 2 のような 1 個 のスピンドルを駆動することによつてオリフイス 装置48は回転させられて隣接するワイヤは互い

リポン30が押出しヘッド31から現われると それは形成ドラム75に巻かれる。第6図に明瞭 に示されているように、一対の成形ドラム75、 は回転体80から互いに反対方向にのびている支 ムにはドラムを回転する手段が備えられている。 第6図に示されているように、モーター81が駆 動スリープ82を回転させる。複数本のフィンガ -83は支持ばり78,79に平行に駆動スリー - 8 3 はドラム 7 5 の半径方向を向いているヘツ ド84A,84Bとドラム76の同一のヘッド 84C,84Dの適当な穴に摺動的に係合する。 押出しヘッド31と整列しているドラムを回転す ことと、面板54がペース・ブレート56から軸 30 ることによつてリポン30はそのドラムの周りに 巻かれる。位置決め案内具によつて次に巻かれる リポンは先に巻かれたリポンに接触させられる。 巻かれたリポンを順に縫合することによつてド ラム上に構造体の完全な輪85を形成するために、 構35を始動する前にスピンドル52から第1の 35 ローラ89の圧力によつて先のリボンの後端と次 のリポンの先端、つまり重なり合う端、が縫合さ れるようにリポン30の端86と88が傾斜され るのが望ましい。

すでに説明したように各リポンが先に巻かれた ることにより、通常の運転条件のもとでタイヤ完 40 リポンに接触するように位置決め案内具が使用さ れるべきである。そのような位置決め案内具はド ラムに平行な通路内で所定の速度で移動可能なへ ッド(図示せず)、であるか、あるいは支持ばり 78,79のねじ山90である。このねじ山90

12

がヘッド84A-84Dの中心でねじ山の設けら れたカラー87と係合するとき成形ドラムの回転 た応じて成形ドラムの軸方向の位置が制御される。

いずれにしても約2.5㎝というリポン30の幅 は巻くのに便利であるだけでなく撚り機構35に 5 必要な張間の数をむやみに増やさないためにも都 合のよい幅である。補強用ワイヤの直径が0.41 ■の場合1本のリポンにつき10本のフィラメン トを有するものが典型的な構造である。

は切断され、回転体80は180°回転され、リ ボンの自由端はドラム76に接触され、そしてドラ 476が回転されてその上に輪が巻かれる。回転 体80が前記のように回転すると、リボンが図示 のようにドラム75に巻かれていてドラム76が 15 シャフト92に取付けられた切断ヘッド91に先 に接触したと同様にドラム**75**は切断へッド91 に接触する。ドラム75の回転速度と、切断ヘッ ド91がシャフト92上を移動する速度を調整す きのリード角φが制御される。 このリード角φは プライ・ストリップ94が巻かれるとき周囲の基 準となる平面に対して補強用のフィラメント15 がプライ・ストリップ94内で傾斜される角度に プライ・ストリップ94の斜めの端95と96を 接触することによつてムダなく連続的なベルト98 が形成される。このベルト98の大きさとその内 部の補強用フィラメントの傾斜角度は輪85の大 きさと輪85の切断されるリード角φによつて制 30 るように大体3つの象限にわたつて輪状である案 御される。

他の方法によつても同じ容易さでブライ・スト リップ94を製造することができる。リポン30 が押出しヘッド31を出るときリポン30はアキ ユムレータ99を通過し、そしてプライ・ストリ 35 112は案内リング116の中心を通る軸119 ップ形成機構100(第13図)に達するのが望 ましい。1個またはそれ以上の供給ロール101 がリポンを受け入れ装置102に沿つて滑らせる。

第14及び15図に明瞭に示されているように、 受け入れ装置102は形成テーブル112の上方 40 に固定するためテーブル112には締付け具121 に独立に配置された位置決め棒103に係止され たスプリング・アーム105によつて弾性的に支 持された支持だな104を有するのが望ましい。 位置決め棒103は案内具として働き、そしてリ

ポン30の傾斜端88に適合するよう108で下 の部分を切り取られているのが望ましい。位置決 め棒103はリポンの送られる方向に対して平行 に固定配置されている。

あらかじめ定められた長さのリボンが支持だな 104の上に載置された後、感知機構108によ つて供給ロール101が停止させられ、切断機構 109はリボン30からストリップ素片110を 切断し、ステッチャー・ブレス111はストリッ 輸85がドラム75上で完成されるとリポン30 10 ブ案片110を形成テーブル112の上に載置し てそれを先に載置されたストリップ案片に結合す る(第15図)。その後、供給ロール101は別 のリポン30を支持だな104に押しやる。そし て同じ工程が繰返される。

各ストリップ素片がテーブル112に載置され た後、各ストリップ素片が順次先のストリップ素 片に接触して載置されるように各ストリップ素片 はステップ状に移動されなければならない。 これ はコンペヤー・ペルト113を図示のように、テ ることによつて輪85がらせん状に切断されると 20 ーブル112に組み込むことによつて行われる。 ベルト113はこれが移動する方向に平行を方向 で測定したストリップ素片110の上面114の 長さに等しい距離、つまり上面114の押出され た幅Xsec θ (θ については後に説明する)、だ 等しい。第12図に明瞭に示されているように、 25 け新らたに載置されたストリップ素片を断続的に 進める。

> 形成テーブル112はリポンが支持だな104 に供給される方向に対する角度を選択するよう台 115に枢着されている。第13図に示されてい 内リング116は台115の上方にのびている。 そして案内リング116はローラ118の形態を 取る従節と係合する。ローラ118はテーブル 112の下から支持されている。従つてテーブル の周りで揺動可能である。テーブル112が移動 できるようテーブル112には複数個の脚輪120 が取付けられている。案内リング116を締付け ることによつてテーブル112を選択された向き が取付けられている。

> 切断機構109(第14図)はテーブル112 のフレーム124から上方にのびている一対の案 内ポスト122、123によつてテーブル112

に支持されている。切断刃125はこれら案内ボ ストの間に取付けられていて空気シリンダ126 によつて制御された住復運動をする。 1 個以上の 同様の空気シリンダ(図示せず)はステツチヤー ブレス111を第15図の実験位置から二点鎖線 5 た後においても、あるいはパンドがまた成形ドラ 位置まで駆動する。それによつてストリップ素片 110 nはコンペャー・ベルト113 に載置され、 そしてストリップ素片110n-1に結合される。

切断機構109を直接テーブル112に取付け 揺動する軸119に沿つて作動可能な位置におい ては、リポン30の送られる方向に対して選択さ れたテーブル112の傾斜角度が何度であれ、ス トリップ素片110はこれらがコンベヤー・ベル て切断される。そのようにしてテーブル112の 上に形成されたブライ・ストリップ94はムダな く連続的なベルト98に巻かれる。ブライ・スト リップ形成機構100を使用するとブライ・スト 成するリポン部分の端86はリポン30の斜めの 端95を形成し、プライ・ストリップ94の最後 のストリップ素片110mを形成するリポン部分 の端88はリボン30の斜めの端96を形成する。 ト98を形成することのできる形状の端86と88 である。

リポンが支持だな104に送られる方向に対し て横向きである基準平面128に対してテーブル 112が成す角度 θ と、各ストリップ素片 110 30 14はタイヤを成形するのに必要を伸びを得るた の長さと、プライ・ストリップ94を形成するス トリップ素片の数を定めることによつて、ベルト 98の周囲の長さと幅と周囲の基準平面に対して その内部の補強用フィラメント15が成す角度が あらかじめ選択される。即ち、ベルト98の周囲 35 るフィラメントを互いに逆巻きにすることによつ の長さは(各上面114の押出される幅)×(ス トリップ素片110の数)imes($\sec heta$)に等しい $_o$ ベルト98の幅は(1本のストリップ素片の長さ) \times (cos θ) に等しい。補強用のフィラメントの 角度は(90- θ °) に等しい。

前記の 2種類の装置は特に単フィラメントで補 強された構造体を製造するのに適しているけれど も、それら装置はカレンダー加工やバイアス・カ ッテンク(斜めの切断)の必要のない公知のワイ

ャ補強物を製造するのにも同様に適している。

プレーカー・ブライとして本発明に基づくらせ ん状のフィラメントで補強した構造体を使用する と、プレーカー・ブライはトロイド形に形成され ム上で輪状である間にも使用することができる。 従来においてはブレーカー・ブライは非伸縮性で あつたためプレーカー・ブライが使用されるのは タイヤ・カーカスがトロイド形に形成されるまで ることにより、切断刃125がテーブル112の 10 遅らされた。プレーカー・プライをトロイド形に 形成した後に本発明の構造体を使用するときにも 補強用フィラメント15の描くらせんの直径とり ードはタイヤ11に通常の荷重が加わるとき 0.5 **%ないし1.5%の伸びが生ずるように選択される。** ト113上で移動される方向に平行な平面に沿つ 15 パンドがまだ成形ドラム上で輸状であるとき本発 明の構造体をプレーカー・プライとして使用する ときには、撚り機構35は輪がトロイド形に伸ば されかつ個々の補強用フィラメント15が末加硫 のエラストマー体14と共に必要な伸びを示すよ リップ94の最初のストリップ素片110aを形 20 うな直径とリードを有するらせんを形成するよう に調整される。第16図は円筒状のタイヤ・パン ド132の中央部分内のカーカス・ブライ130 とトレッド・ストック131との間に挿入された 構造体10Aの2つの層12Aと13Aをあらわ 従つて2つの斜めの端95と96は連続するペル 25 している。撚り機構35は、ちせんの所望の正確 な伸びがあらかじめ定められ、しかも通常の荷重 下で弾性限度に近づくことなく 1.5 %の限界内に 伸びがおさまるようにらせんの形成の精度を決定 する。第16図の構造体10Aのエラストマー体 め第1図のベルト・プライ12,13の構造体10 より厚くなければならない。

> フィラメントが伸びている間幾分かの内部応力 が生するけれども、すでに説明したよりに隣接す て構造体内に望ましくない「くせ」が生ずること

複数の細長いプライを使用することによつてタ ィャの成形の間のプレーカー・プライの伸びを制 40 御することができる。第17図に示されているよ ちに、タイヤ・パンド135は通常のカーカス・ プライ136とトレッド・ストツク138を有す るが、プレーカー・プライ139と140は更に それぞれ複数の細長いブライ・ストリップ139a,

16

139D, 139C等と140a, 140D, 140C等より成る。次の成形の際に伸びるよう にとれら細長いストリップは標準的な構造体10 より幾分厚いエラストマー体を有するが、第1な いし4図に示したものとほぼ同一の補強用フィラ 5 メント15を使用している。プレーカー・プライ が複数の細長いストリップ素片より成るために補 強用フィラメントはタイヤの幅方向に不連続であ る。従つてフイラメントの向きはタイヤ・バンド 135がタイヤ内に形成されるとき周囲の基準平 10 面に対して自由に変更することができる。これに よつてバンド135の伸びが制約されたり伸びが 増長されたりすることはない。 しかしタイヤが加 硫された後は多数のストリップ素片のエラストマ ー体部分は一体に硬化し、そして特に1つのプラ 15 4内の補強用フィラメントが図示のように別のブ ライ内の補強用フィラメントの不連続部分をまた いでいるときに は プライ139と140は加硫 されたタイヤ内でほぼ非伸張的となる。

載する。

- (1) 早期の疲れ破損を生じない。これはワイヤ・ フイラメントが円筒状のらせんに形成されてい るために、ワイヤ内部の各断面に生ずる応力は まり鯛は大きなせん断強さを有しているために 容易に疲労しないということである。
- (2) ビーク荷重下においても弾性的に伸びること

ができる。これは、ワイヤ自体の伸びたフィラ メントがらせん形状をしていることによる伸び が加算されるために大きな荷重下でもなおワイ ヤが弾性限界に達しないために可能となるもの である。

- (3) 加硫前にプレーカー・ブライとして利用でき るほどの伸張性を有する。
- (4) タイヤに加わる荷重が圧縮荷重であつても引 張荷重であつても、ワイヤ・フライメントはタ イヤ構造体を補強する役割を果たす。
- (5) 補強体がらせん状であるためにエラストマー 体とワイヤの間の物理的な接着は大きい。仮に ワイヤが直線状であるが、単に一平面内で正弦 波状であるときにはわずかな物理的接着しか得 られないために他の接着手段、例えば化学的な 接着に大きく依存しなければならない。

分特許請求の範囲

1 エラストマー体と、このエラストマー体に埋 設された多数の補強用のワイヤ・フィラメントと 本発明のタイヤ構造体の利点を次に要約して記 20 より成るタイヤ構造体であつて、前記フイラメン トの各々は円筒状のらせんに形成され、該らせん の直径は前記フィラメント自体の直径の3倍より 大きくないように定められ、前記らせんの直径と リードはワイヤが弾性限度内にありらせんの伸び 常にせん断応力のみであり、そしてワイヤ、つ 25 が1%を越えないようにワイヤ・フィラメントの 直径に関連して定められたことを特徴とする、補 強されたタイヤ構造体。

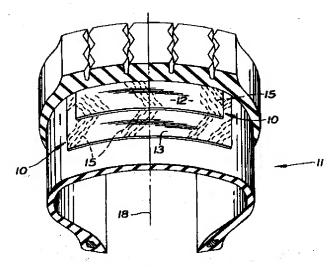


FIG.I

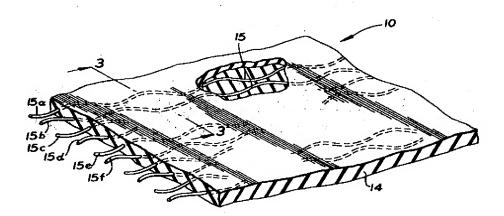
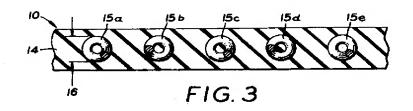
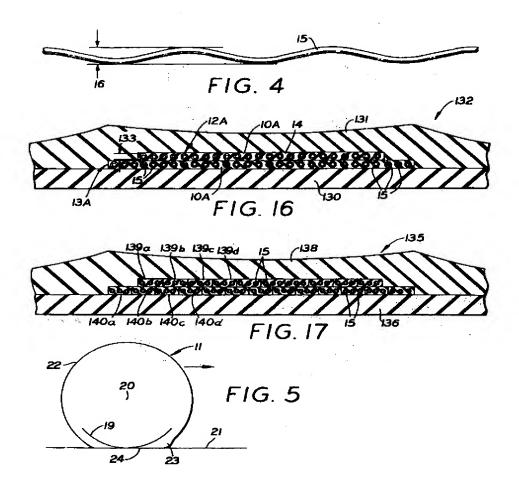


FIG. 2





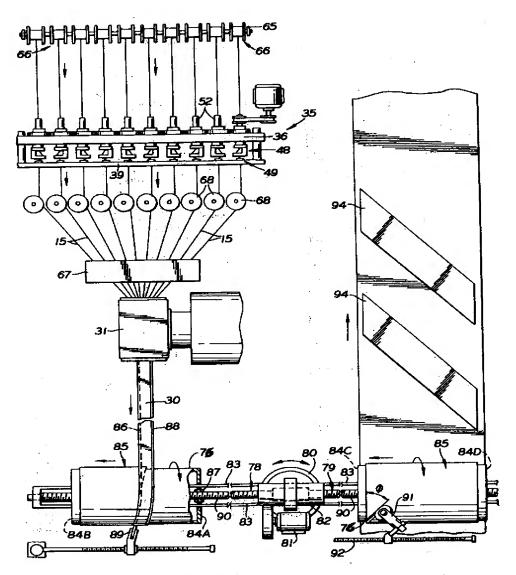
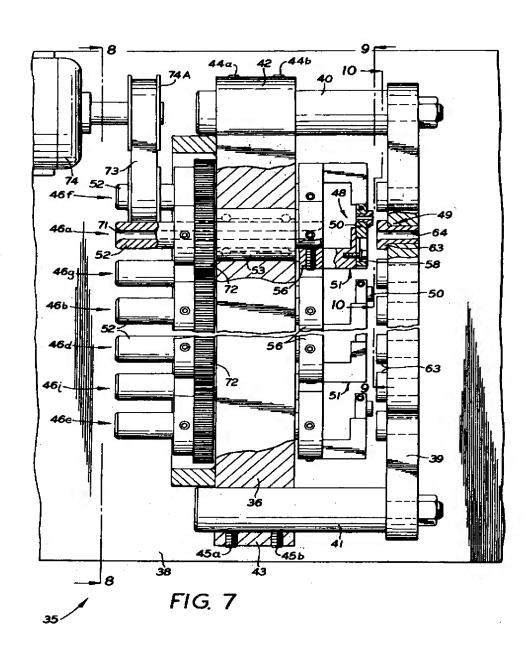


FIG. 6



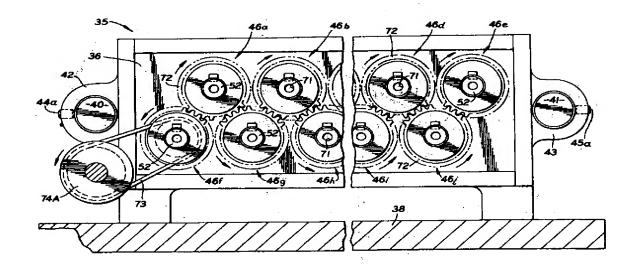


FIG. 8

